明細書

アイソレーション・ダンパプーリおよびその製造方法

5 技術分野

10

25

本発明は、エンジンのクランクシャフトに装着され、クランクシャフトのトルクを無端ベルトを介して各種の補機へ伝達するアイソレーション・ダンパプーリの技術に関し、主としてアイドリング回転時のようにエンジン低回転時におけるエンジンのトルク変動によって発生するクランクシャフトの速度変動を遮断するとともに、クランクシャフトの捩り振動を低減するアイソレーション・ダンパプーリの技術に関するものである。

背景技術

アイソレーション・ダンパプーリは、たとえば、特開2001-159448

5公報に記載されるように、クランクシャフトに装着されるダンパ部とこのダンパ部に組み付けられるアイソレーションプーリ部とを有している。ダンパ部はクランクシャフトに装着されるハブと、このハブの円筒部に環状弾性体を介して取り付けられる環状質量体とを有している。アイソレーションプーリ部は外周面にプーリ溝が形成された円筒部およびこの円筒部の一端部から中心方向に延出するカバー部からなるプーリ部と、カバー部に一端部が固定される環状弾性体とを有しており、環状弾性体の他端部は支持部材を介してハブに固定されるようになっている。

図5は、従来のアイソレーション・ダンパプーリの一部を示す断面図であり、このアイソレーション・ダンパプーリは、ダンパ部41とアイソレーションプーリ部42とを有している。ダンパ部41は、クランクシャフトに装着されるハブ43と、ハブ43の外周に環状弾性体44を介して固定される環状質量体45とを備え、クランクシャフトの捩り振動を低減する機能を有するものである。ハブ43は、一般に板金をプレス加工することにより成形されており、中央部にクランクシャフトの先端部が貫通する貫通孔46が形成された円盤部47と、この円

盤部47の周縁部から軸方向に延出する円筒部48とから構成されている。環状質量体45は小径部45aおよび大径部45bを有し全体的に環状となっており、この環状質量体45の内周面とハブ43の円筒部48の外周面との間には、加硫ゴム等からなる環状弾性体44が圧入されている。

5 一方、アイソレーションプーリ部42は、プーリ部51と支持部材52とこれらの間に固定される環状弾性体53とを備え、主にエンジンのアイドル回転等のようにエンジン低回転時のクランクシャフトのトルク変動によって発生するクランクシャフトの速度変動を遮断する機能を有するものである。支持部材52は一般に板金をプレス加工することにより成形されており、中央部にクランクシャフトの先端が貫通する貫通孔54を有し、この貫通孔54から放射方向に延出してハブ43の円盤部47に面接合する円盤部55と、この円盤部55から段部を介してさらに放射方向に延出して環状弾性体53の一端面に固定される支持部56とから構成されている。

プーリ部51は、環状質量体45の小径部45aと同軸状に配置されて小径部45aの外周面を覆う円筒部57と、環状質量体45の小径部45aの端面を覆うカバー部58とを有し円筒状をなしている。円筒部57の外周面には、補機駆動用の無端ベルト(不図示)が掛け渡される環状のプーリ溝59が軸方向に所定の間隔毎に複数本形成されており、カバー部58の内面と支持部材52の支持部56との間には、加硫ゴム等からなる環状弾性体53が固定されている。この環状弾性体53は、支持部材52とプーリ部51との間で捩り変形することによってクランクシャフトの速度変動を吸収する。

15

20

25

アイソレーションプーリ部42には押圧部材61が取り付けられるようになっており、この押圧部材61は一般に板金をプレス加工することにより成形されており、全体的に略円筒形状をなし、中央部にクランクシャフトの先端部が貫通する貫通孔62を有し、この貫通孔62から放射方向に延出して支持部材52の円盤部55に面接合する円盤部63と、この円盤部63の周縁部から軸方向に延出する円筒部64と、この円筒部64の端部から放射方向に延出して環状弾性体53を予圧縮させる押圧部65とから構成されている。

環状質量体45の小径部45 aの外周面とプーリ部51の円筒部57の内周面

との間には、ジャーナルベアリング66が装着され、プーリ部51のカバー部5 8と押圧部材61の押圧部65との間には、スラストベアリング67が装着されており、これらのベアリングはいずれも樹脂で構成されている。

このような従来のアイソレーション・ダンパプーリを製造する際におけるダンパ部41、アイソレーションプーリ部42および押圧部材61の組立手順の一例を説明すると以下の通りである。まず、それぞれの貫通孔46,54および62の軸心を一致させながら円盤部47,55および63を相互に軸方向に当接させると同時に、押圧部65でカバー部58の表面を軸方向に押圧して環状弾性体44を予圧縮させる。次いで、円盤部47,円盤部55および円盤部63が確実に面接合するように複数箇所スポット溶接してダンパ部41,アイソレーションプーリ部42および押圧部材61を一体化する。これにより、アイソレーション・ダンパプーリの組立が完成する。

10

15

20

25

アイソレーション・ダンパプーリは、クランクシャフト(不図示)の先端部にダンパ部41側から装着され、ハブ43の円盤部47の端面47aがクランクシャフトの軸方向位置についての位置合わせの基準面となり、この端面47aがクランクシャフトに設けられたフランジ等の位置決め部に当接してアイソレーション・ダンパプーリのクランクシャフトに対する軸方向の位置決めがなされることになる。この端面47aと各プーリ溝59との軸方向の長さ、例えば、端面47aと中央の溝59aの底部との軸方向の離間長L1が所定の公差内に収まるように、ダンパ部41とアイソレーションプーリ部42とが組み付けられている。これは、予め位置決めされて取り付けられた補機側プーリのプーリ溝(不図示)とクランクシャフトに装着されたアイソレーション・ダンパプーリのプーリ溝59との軸方向の位置を一致させることにより、両プーリ間に掛け渡される補機駆動用の無端ベルトに軸方向(幅方向)成分の力が加わるのを可及的に防止し、円滑なトルク伝達を可能にするとともに、無端ベルトの長寿命化を図るためである。

しかしながら、上述した従来のアイソレーション・ダンパプーリにあっては、 ダンパ部41の円盤部47、アイソレーションプーリ部42の円盤部55および 押圧部材の円盤部63が軸方向に面接合して一体化されるため、上述した離間長 L1は、円盤部47および円盤部55の厚さTと、押圧部材61の円筒部64の

長さL2と、スラストベアリング67の厚さによって決定される。

5

25

このため、離間長L1を所定の公差の範囲内に収めるためには、円盤部47および円盤部55の厚さを高い精度で加工する必要があるとともに、円筒部64の長さL2も高い精度で加工する必要があり、さらにスラストベアリング67の厚さも高い精度で加工する必要がある。特に、板金を用いてプレス加工によりハブ43、支持部材52および押圧部材61を成形する場合には、ハブ43の円盤部47および支持部材52の円盤部55の厚さTと、押圧部材61の円筒部64の長さL2とを高い精度で加工する必要があるといった問題点がある。

一方、ダンパ部41とアイソレーションプーリ部42との組み付け後に、上述 10 した離間長L1が所定の公差を超えた場合には、円盤部47の端面47a側を切削して円盤部47を薄肉化し、切削後の端面と中央の溝59aの底面との軸方向の離間長L1が所定の公差内に収まるように修正しなければならず、このため、組み付け後の修正作業が非常に煩雑となるという問題点がある。

さらに、ダンパ部、アイソレーションプーリ部および押圧部材が溶接によって 15 組み付けられているため、溶接に起因する作業の煩雑さや各部材を構成する材料 選択の自由度の点で改善の余地があった。

本発明の目的は、ダンパ部に対してアイソレーションプーリ部のプーリ溝の組み付け位置を軸方向に調整可能なアイソレーション・ダンパプーリを提供することにある。

20 本発明の他の目的は、支持部材の厚さや押圧部材の筒状部長さの精度を高くすることなく、ダンパ部とプーリ溝との軸方向の長さ寸法を所定の公差の範囲内に収めることができるアイソレーション・ダンパプーリを提供することにある。

本発明の他の目的は、支持部材の支持部の屈曲位置や押圧部材の円筒部の長さ の精度を高めることなく、弾性体に軸方向に所定の予圧縮を付与することができ るアイソレーション・ダンパプーリを提供することにある。

本発明の他の目的は、ダンパ部とアイソレーションプーリ部と押圧部材とを溶接により接合することなく、溶接に起因する組み付け作業の煩雑さを解消するとともに、各部材の材料選択の自由度を高めることができるアイソレーション・ダンパプーリを提供することにある。

発明の開示

5

10

15

20

25

本発明のアイソレーション・ダンパプーリは、エンジンのクランクシャフトに装着されるアイソレーション・ダンパプーリであって、前記クランクシャフトへの取付孔を有するハブと、前記ハブに設けられた外側円筒部に第1の弾性体を介して装着される環状質量体とを備えるダンパ手段と、外周部にプーリ溝が形成され前記環状質量体の外側に配置される円筒部と、当該円筒部の軸方向一端部から中心方向に延出するカバー部とを備えるプーリ手段と、一端が前記ダンパ手段側に固定され、他端が前記プーリ手段側に固定され、軸方向に予圧縮された第2の弾性体と、前記プーリ手段を軸方向に押圧し、前記第2の弾性体に軸方向の予圧縮を付与する押圧手段とを備え、当該押圧手段の固定位置が軸方向に調整可能であることを特徴とする。

本発明のアイソレーション・ダンパプーリは、エンジンのクランクシャフトに装着されるアイソレーション・ダンパプーリであって、前記クランクシャフトへの取付孔を有するハブと、当該ハブに前記取付孔の中心軸と同軸状に設けられた第1の嵌合部と、前記ハブに設けられた外側円筒部に第1の弾性体を介して装着される環状質量体とを備えるダンパ手段と、外周部にプーリ溝が形成され前記環状質量体の外側に配置される円筒部と、当該円筒部の軸方向一端部から中心方向に延出するカバー部とを備えるプーリ手段と、一端が前記ダンパ手段側に固定され、他端が前記プーリ手段側に固定され、軸方向に予圧縮された第2の弾性体と、前記中心軸と同軸状の第3の嵌合部を有し、前記プーリ手段を軸方向に押圧し、前記第2の弾性体に軸方向の予圧縮を付与する押圧手段とを備え、前記第3の嵌合部は、前記第1の嵌合部に軸方向に圧入されて同軸状に嵌合し、前記第1の嵌合部は、前記第3の嵌合部の嵌合位置を軸方向に調整可能な調整代を有することを特徴とする。

本発明のアイソレーション・ダンパプーリは、エンジンのクランクシャフトに 装着されるアイソレーション・ダンパプーリであって、前記クランクシャフトへ の取付孔を有するハプと、当該ハブに前記取付孔の中心軸と同軸状に設けられた 第1の嵌合部と、前記ハブに設けられた外側円筒部に第1の弾性体を介して装着

される環状質量体とを備えるダンパ手段と、外周部にプーリ溝が形成され前記環 状質量体の外側に配置される円筒部と、当該円筒部の軸方向一端部から中心方向 に延出し第2の弾性体の軸方向の一端部を支持するカバー部とを備えるプーリ手 段と、前記中心軸と同軸状の第2の嵌合部を有し、前記第2の弾性体の軸方向の 他端部を支持する支持手段と、前記中心軸と同軸状の第3の嵌合部を有し、前記 カバー部を軸方向に押圧して前記第2の弾性体に軸方向の予圧縮を付与する押圧 手段とを備え、前記第2の嵌合部と前記第3の嵌合部は、軸方向に相互に圧入さ れて同軸状に嵌合するとともに、前記第2の嵌合部および前記第3の嵌合部のう ち内側の嵌合部が前記第1の嵌合部に軸方向に圧入されて同軸状に嵌合すること を特徴とする。

本発明のアイソレーション・ダンパプーリは、前記第1の嵌合部、前記第2の 嵌合部および前記第3の嵌合部は、円筒状であることを特徴とする。

10

15

20

25

本発明のアイソレーション・ダンパプーリは、前記第3の嵌合部の外周面が前記第2の嵌合部の内周面に嵌合し、前記第3の嵌合部の内周面が前記第1の嵌合部の外周面に嵌合することを特徴とする。

本発明のアイソレーション・ダンパプーリは、エンジンのクランクシャフトに装着されるアイソレーション・ダンパプーリであって、前記クランクシャフトへの取付孔を有するハプと、当該ハブに前記貫通孔の中心軸と同軸状に設けられた第1の嵌合部と、前記ハブに設けられた外側円筒部に第1の弾性体を介して装着される環状質量体とを備えるダンパ手段と、外周部にプーリ溝が形成され前記環状質量体の外側に配置される円筒部と、当該円筒部の軸方向一端部から中心方向に延出し第2の弾性体の軸方向の一端部を支持するカバー部とを備えるプーリ手段と、前記中心軸と同軸状の第2の嵌合部を有し、前記第2の弾性体の軸方向の他端部を支持する支持手段と、前記中心軸と同軸状の第3の嵌合部を有し、前記カバー部を軸方向に押圧して前記第2の弾性体に軸方向の予圧縮を付与する押圧手段とを備え、前記第2の嵌合部と前記第3の嵌合部は、相互に嵌合することなく、前記第1の嵌合部に軸方向に圧入されて前記第1の嵌合部に嵌合することを特徴とする。

本発明のアイソレーション・ダンパプーリの製造方法は、エンジンのクランク

シャフトに装着されるアイソレーション・ダンパプーリの製造方法であって、前 記クランクシャフトへの取付孔を有するハブと、当該ハブに前記取付孔の中心軸 と同軸状に設けられた第1の嵌合部と、前記ハブに設けられた外側円筒部に第1 の弾性体を介して装着される環状質量体とを備えるダンパ手段を準備する工程と 、外周部にプーリ溝が形成され前記環状質量体の外側に配置されるプーリ部と、 当該プーリ部の軸方向一端部から中心方向に延出し第2の弾性体の軸方向の一端 部を支持するカバー部と、前記第1の嵌合部と同軸状の第2の嵌合部が設けられ 前記第2の弾性体の軸方向の他端部を支持する支持手段とを有するアイソレーシ ョンプーリ手段を準備する工程と、前記カバー部に対向する押圧部と前記中心軸 と同軸状の第3の嵌合部を有する押圧手段の当該第3の嵌合部を前記第2の嵌合 部に軸方向に圧入し、前記支持手段と前記押圧手段とで前記第2の弾性体に軸方 向に所定の予圧縮を付与した状態で前記第2の嵌合部と前記第3の嵌合部とを同 軸状に嵌合する工程と、前記第2の嵌合部と前記第3の嵌合部のうち内側の嵌合 部を前記第1の嵌合部に軸方向に圧入し、前記ダンパ手段の端面と前記プーリ溝 との軸方向の離間長が所定長となった位置に、前記内側の嵌合部を前記第1の嵌 合部に同軸状に嵌合する工程とを有することを特徴とする。

10

15

20

25

本発明のアイソレーション・ダンパプーリの製造方法は、エンジンのクランクシャフトに装着されるアイソレーション・ダンパプーリの製造方法であって、前記クランクシャフトへの取付孔を有するハブと、当該ハブに前記取付孔の中心軸と同軸状に設けられた第1の嵌合部と、前記ハブに設けられた外側円筒部に第1の弾性体を介して装着される環状質量体とを備えるダンパ手段を準備する工程と、外周部にプーリ溝が形成され前記環状質量体の外側に配置されるプーリ部と、当該プーリ部の軸方向一端部から中心方向に延出し第2の弾性体の軸方向の一端部を支持するカバー部と、前記第1の嵌合部と同軸状の第2の嵌合部が設けられ前記第2の弾性体の軸方向の他端部を支持する支持手段とを有するアイソレーションプーリ手段を準備する工程と、前記第2の嵌合部を前記第1の嵌合部に軸方向に圧入し、前記第2の嵌合部を前記第1の嵌合部に両軸状に嵌合する工程と、前記カバー部に対向する押圧部と前記中心軸と同軸状の第3の嵌合部を有する押圧手段を前記第1の嵌合部に軸方向に圧入し、前記支持手段と前記押圧手段とで

前記第2の弾性体に軸方向に所定の予圧縮を付与するとともに、前記ダンパ手段 の端面と前記プーリ溝との軸方向の離間長が所定長となった位置に前記第3の嵌 合部を前記第1の嵌合部に同軸状に嵌合する工程とを有することを特徴とする。

上述した本発明にあっては、第2の嵌合部と第3の嵌合部は軸方向に相互に圧入されて同軸状に嵌合し、前記第2の嵌合部と前記第3の嵌合部のうち内側の嵌合部を第1の嵌合部に軸方向に圧入して嵌合することにより、ダンパ部とアイソレーションプーリとが組み立てられるので、ダンパ部に対するアイソレーションプーリ部の組み付け位置を調整することができる。これにより、支持部材の厚さや押圧部材のプレス加工精度を高めることなく、ダンパ部の端面とプーリ溝との軸方向の寸法を所定の公差の範囲内に収めることができる。

支持部材の第2の嵌合部と押圧部材の第3の嵌合部とを軸方向に相互に圧入して両者を同軸状に嵌合するので、これらの組み付けの際に、支持部材と押圧部材との軸方向の離間長を調整することができる。これにより、支持部材や押圧部材のプレス加工精度を高めることなく、弾性体に軸方向の所定の予圧縮を付与することができる。

第2の嵌合部と第3の嵌合部は軸方向に相互に圧入されて同軸状に嵌合し、前記第2の嵌合部と前記第3の嵌合部のうち内側の嵌合部を第1の嵌合部に軸方向に圧入して嵌合することにより、ダンパ部とアイソレーションプーリとが組み立てられるので、ダンパ部とアイソレーションプーリ部とを、径方向の位置合わせを行うことなく、組み立てることができる。

ダンパ部とアイソレーションプーリ部と押圧部材とが嵌合によって組み立てられるので、これらは溶接することなく組み立てられ、溶接に起因する組立作業の 繁雑さが解消されるとともに、各部材の材料選択の自由度が高められる。

25 図面の簡単な説明

5

10

15

20

図1は、本発明の一実施の形態であるアイソレーション・ダンパプーリを示す 断面図である。

図2は、図1に示したアイソレーションプーリ部の組立工程を示す断面図である。

図3は、図1に示したダンパ部とアイソレーションプーリ部の組立工程を示す 断面図である。

図4は、他の実施の形態であるアイソレーション・ダンパプーリの一部を示す 断面図である。

5 図5は、従来のアイソレーション・ダンパプーリの一部を示す断面図である。

発明を実施するための最良の形態

10

15

20

25

図1に示すように、本発明のアイソレーション・ダンパプーリは、ダンパ部1とアイソレーションプーリ部2とを備えており、ダンパ部1はダンパ手段を構成し、アイソレーションプーリ部2はプーリ手段を構成している。ダンパ部1は、ハブ10、環状質量体11および環状弾性体12を備え、クランクシャフトの捩り振動を低減する機能を有する。

ハブ10は、クランクシャフト(不図示)が組み込まれる貫通孔13を有するボス部14と、このボス部14から放射方向に延出する円盤部15と、この円盤部15の周縁部から軸方向に延出し、ボス部14の中心軸Oに同軸状の外側円筒部16とを有し、円盤部15には中心軸Oと同軸状の外周面17を有する内側円筒部18が円盤部15から外側円筒部16に平行に軸方向に延出して第1の嵌合部として設けられており、外側円筒部16と内側円筒部18との間には環状のスペースが形成される。図示する実施の形態にあっては、ハブ10は鋳造によりこれを構成する上記各部が一体に成形されている。

環状質量体11は、ハブ10の外側円筒部16の外側に同軸状に配置されている。環状弾性体12は加硫ゴム等の弾性材料により成形され、環状質量体11の内間面とハブ10の外側円筒部16の外間面との間に圧入されている。

一方、アイソレーションプーリ部 2 は、プーリ部 2 1 とアイソレーションリング(支持手段) 2 2 とこれらの間に固定される環状弾性体 2 3 とを備えており、主にエンジンのアイドル回転時等のようにエンジン低回転時のエンジンのトルク変動によって発生するクランクシャフトの速度変動を遮断する機能を有する。

プーリ部21は、環状質量体11の外周面を覆う円筒部24と、環状質量体1 1の端面を覆うカバー部25とを有し、全体的に円筒形状となっており、円筒部

24が環状質量体11と同軸状となってダンパ部1に組み付けられる。円筒部24の外周面には、補機駆動用の無端ベルト(不図示)が掛け渡される環状のプーリ溝26が軸方向に所定の間隔で複数本形成されている。

アイソレーションリング22は、中心軸Oと同軸状となって内側円筒部(第1の嵌合部)18の外側に配置される円筒状の嵌合部(第2の嵌合部)27と、この嵌合部27の端部から放射方向に延出する支持部28とを有しており、全体的にリング状となっている。アイソレーションリング22は、本実施の形態にあっては、板金を用いてプレス加工により成形される。

5

10

15

20

25

環状弾性体23は、加硫ゴム等の弾性材料により構成され、軸方向の一端がプーリ部21のカバー部25の径方向内方部の内面に固定され、他端がアイソレーションリング22の支持部28の内面に固定されており、環状弾性体23はプーリ部21とアイソレーションリング22の間で捩り変形することによってクランクシャフトの速度変動を吸収する。

アイソレーションプーリ部2がダンパ部1に装着された状態のもとで、環状弾性体23に圧縮力を加えるために、内側円筒部18の外側にはプレッシャーリング31が押圧手段として配置される。このプレッシャーリング31は中心軸Oと同軸状となって嵌合部27に嵌合される円筒形状の嵌合部(第3の嵌合部)32と、この嵌合部32の端部から放射方向に延出する押圧部33とを備えており、全体的にリング状となっている。このプレッシャーリング31は板金を用いてプレス加工により成形される。

嵌合部32はアイソレーションリング22の嵌合部27に圧入されて同軸状に 嵌合し、嵌合部32の外周面は嵌合部27の内周面に面接合している。嵌合部3 2はハブ10の内側円筒部18に圧入されて同軸状に嵌合し、嵌合部32の内周 面は内側円筒部18の外周面17に面接合している。これらの内側円筒部18,

嵌合部27、嵌合部32が相互に嵌合することによって、ダンパ部1とアイソレーションプーリ部2とが組み立てられ、環状弾性体23は軸方向に予圧縮された状態となる。押圧部33とカバー部25との間にはスラストベアリング34が配置され、押圧部材33はスラストベアリング34を介してプーリ部21のカバー部25を押圧し、これにより、環状弾性体23に予圧縮が付与される。環状質量

体11の外周面と円筒部24の内周面との間には、ジャーナルベアリング35が 設けられている。これらのベアリング34,35は樹脂により成形されている。

5

10

15

上述したアイソレーションリング22の嵌合部27とプレッシャーリング31の嵌合部32との嵌合位置は軸方向に調整可能となっているので、アイソレーション・ダンパブーリの組立の際に、支持部28と押圧部33との離間長を軸方向に調整することができる。これにより、プレッシャーリング31をアイソレーションリング22へ組み付ける際に、環状弾性体23に軸方向に所定の予圧縮を付与することができる。プレッシャーリング31の嵌合部32とハブ10の内側円筒部18との軸方向の位置も調整可能となっているので、アイソレーション・ダンパプーリの組立の際に、ダンパ部1とアイソレーションブーリ部2との軸方向の相対位置を調整することができる。これにより、ダンパ部1の取付部端面14aと軸方向中央のプーリ溝26aとの軸方向の離間長Lを調整することができる。したがって、環状弾性体23に加えられる予圧縮を許容範囲内に保持しつつ、アイソレーションプーリ部2のダンパ部1に対する軸方向位置、つまり離間長Lを所定の公差の範囲内に収めることができるので、プーリ部21、アイソレーションリング22およびプレッシャーリング31を高い精度で加工することが不要となる。

次に、図2および図3に基づいて本実施の形態であるアイソレーション・ダン パプーリの製造方法の一例について説明する。

まず、アイソレーションプーリ部2の組立工程を図2に基づいて説明すると、プーリ部21のカバー部25の内面とアイソレーションリング22の支持部28の内面との間には、環状弾性体23が予め加硫接着されており、図2に示すようにプーリ部21は予め準備工程において製造されている。プーリ部21のカバー部25とプレッシャーリング31の押圧部33との間にスラストベアリング34を介在させた状態の下で、プレッシャーリング31の嵌合部32をアイソレーションリング22の嵌合部27を軸方向に圧入して両方の嵌合部27,32を嵌合させることにより、プレッシャーリング31がアイソレーションプーリ部2に組み付けられる。次いで、プーリ部21の開口側端部から円筒部24の内周面にジャーナルベアリング35が装着され、アイソレーションプーリ部2の組立が完了

する。

5

両方の嵌合部27,32を嵌合させる際に、アイソレーションリング22とプレッシャーリング31との離間長(支持部28と押圧部33との離間長)が所定の寸法となるように、位置決め治具を用いてアイソレーションプーリ部2の軸方向長さを調整するようにしても良い。

ダンパ部1は、図3に示すように、ハブ10の外側円筒部16の外側に環状弾性体12を介して環状質量体11を組み付けることにより、予め準備工程において製造されている。

次に、ダンパ部1とアイソレーションプーリ部2の組み付け工程を図3に基づいて説明する。所定箇所に一時的に固定されたダンパ部1に対し、油圧アクチュエータ (不図示)を用いてアイソレーションプーリ部2をスライドさせ、油圧アクチュエータの押圧力によってプレッシャーリング31の嵌合部32をハブ10の内側円筒部18に軸方向に圧入する。これにより、内側円筒部18と嵌合部32は嵌合し、ダンパ部1とアイソレーションプーリ部2とが組み付けられる。

がシパ部1とアイソレーションプーリ部2との組み付けの際には、端面14aから軸方向に長さLだけ離間した位置にレーザー光を照射し、アイソレーションプーリ部2がダンパ部1に軸方向に押されて、レーザー光の照射位置が中央のプーリ溝26aの底部とが一致した時に、油圧アクチュエータの押圧力を解除すると、ダンパ部1の取付部の端面14aとプーリ溝との軸方向の離間長が所定の公差の範囲内に確実に収められる。

以上のように、本実施の形態に係るアイソレーション・ダンパプーリによれば、アイソレーションリング22の嵌合部27にプレッシャーリング31の嵌合部32を軸方向に圧入して両者を嵌合させ、その後、プレッシャーリング31の嵌合部32をハブ10の内側円筒部18に軸方向に圧入して両者を嵌合させれば、ダンパ部1に対してアイソレーションプーリ部2のプーリ溝26の組み付け位置が軸方向に調整可能であり、このため、アイソレーションリングの厚さやプレッシャーリング31の加工に高い精度を要求することなく、ダンパ部1の端面14aとプーリ溝26の底部との軸方向の離間長L1を所定の公差の範囲内に収めることができる。また、組み付けの際の溶接が不要となり、溶接に起因する組立作

業の繁雑さが解消されるとともに各部材の材料選択の自由度が高められる。

5

10

アイソレーションリングの嵌合部にプレッシャーリングの嵌合部を軸方向に圧 入して両者を嵌合するので、組み付けの際に、アイソレーションリングとプレッ シャーリングとの離間長を軸方向に調整することができ、アイソレーションリン グやプレッシャーリング31のプレス加工に高い精度が要求されず、環状弾性体 23に軸方向に所定の予圧縮を付与することができる。

ダンパ部1の内側円筒部18は中心軸Oに同軸状に設けられており、この内側 円筒部18にアイソレーションプーリ部2のプレッシャーリング31の嵌合部3 2が嵌合するため、ダンパ部1とアイソレーションプーリ部2との径方向の位置 合わせが不要となり、両者の組み付けを容易に行うことができる。

上述した実施の形態にあっては、プレッシャーリング31の嵌合部32の先端がハブ10の方向を指向し、アイソレーションリング22の嵌合部27の先端がプレッシャーリング31の方向を指向しているが、嵌合部32の先端と嵌合部27の先端が双方ともハブ10の方向を指向するようにしても良い。

図4は本発明の他の実施の形態であるアイソレーション・ダンパプーリの一部 15 を示す断面図である。上述した実施の形態にあっては、プレッシャーリング31 の嵌合部32とアイソレーションリング22の嵌合部27とが相互に嵌合してい るのに対し、図4に示す場合には、両方の嵌合部27,32が内側円筒部18に 軸方向に別々の位置で嵌合している。図4に示すアイソレーション・ダンパプー リを製造するには、まず、アイソレーションリング22の嵌合部27を内側円筒 20 部18に軸方向に支持部28の外面がハブ10の円盤部15に当接するまで圧入 して嵌合部27を直接内側円筒部18に嵌合させる。次いで、プレッシャーリン グ31の嵌合部32を内側円筒部18に軸方向に圧入し、プレッシャーリング3 1とアイソレーションリング22とで環状弾性体23に所定の予圧縮を付与する とともに、ダンパ部1の端面14aとプーリ溝26との軸方向の長さが所定長と 25 なる位置に嵌合部32を内側円筒部18に直接嵌合させる。このように、アイソ レーションプーリ部2をダンパ部1に組み付けた後に、プレッシャーリング31 をダンパ部1に組み付けてこれを組み付ける際に環状弾性体23に予圧縮を加え ながらプーリ溝26のダンパ部1に対する軸方向位置を設定するようにしても良

いる

5

プレッシャーリング31の嵌合部32をアイソレーションリング22の嵌合部27の外側に嵌合する場合には、アイソレーションリング22の嵌合部27を内側円筒部18に嵌合させた後に、プレッシャーリング31の嵌合部32をアイソレーションリング22の嵌合部27の外側に嵌合させて環状弾性体23に予圧縮を加えながらプーリ溝26のダンパ部1に対する軸方向位置を設定するようにしても良い。

産業上の利用可能性

10 本発明のアイソレーション・ダンパプーリは、エンジンのクランクシャフトの 回転トルクを無端ベルトを介して種々の補機に伝達するために適用することがで きる。

請求の範囲

- 1. エンジンのクランクシャフトに装着されるアイソレーション・ダンパプー リであって、
- 5 前記クランクシャフトへの取付孔を有するハブと、前記ハブに設けられた外側 円筒部に第1の弾性体を介して装着される環状質量体とを備えるダンパ手段と、

外周部にプーリ溝が形成され前記環状質量体の外側に配置される円筒部と、当該円筒部の軸方向一端部から中心方向に延出するカバー部とを備えるプーリ手段と、

10 一端が前記ダンパ手段側に固定され、他端が前記プーリ手段側に固定され、軸 方向に予圧縮された第2の弾性体と、

前記プーリ手段を軸方向に押圧し、前記第2の弾性体に軸方向の予圧縮を付与 する押圧手段とを備え、

当該押圧手段の固定位置が軸方向に調整可能であることを特徴とするアイソレ 15 ーション・ダンパプーリ。

2. エンジンのクランクシャフトに装着されるアイソレーション・ダンパプーリであって、

前記クランクシャフトへの取付孔を有するハブと、当該ハブに前記取付孔の中 20 心軸と同軸状に設けられた第1の嵌合部と、前記ハブに設けられた外側円筒部に 第1の弾性体を介して装着される環状質量体とを備えるダンパ手段と、

外周部にプーリ溝が形成され前記環状質量体の外側に配置される円筒部と、当該円筒部の軸方向一端部から中心方向に延出するカバー部とを備えるプーリ手段と、

25 一端が前記ダンパ手段側に固定され、他端が前記プーリ手段側に固定され、軸 方向に予圧縮された第2の弾性体と、

前記中心軸と同軸状の第3の嵌合部を有し、前記プーリ手段を軸方向に押圧し、前記第2の弾性体に軸方向の予圧縮を付与する押圧手段とを備え、

前記第3の嵌合部は、前記第1の嵌合部に軸方向に圧入されて同軸状に嵌合し

、前記第1の嵌合部は、前記第3の嵌合部の嵌合位置を軸方向に調整可能な調整 代を有することを特徴とするアイソレーション・ダンパプーリ。

エンジンのクランクシャフトに装着されるアイソレーション・ダンパプー
 リであって、

前記クランクシャフトへの取付孔を有するハブと、当該ハブに前記取付孔の中 心軸と同軸状に設けられた第1の嵌合部と、前記ハブに設けられた外側円筒部に 第1の弾性体を介して装着される環状質量体とを備えるダンパ手段と、

外周部にプーリ溝が形成され前記環状質量体の外側に配置される円筒部と、当 10 該円筒部の軸方向一端部から中心方向に延出し第2の弾性体の軸方向の一端部を 支持するカバー部とを備えるプーリ手段と、

前記中心軸と同軸状の第2の嵌合部を有し、前記第2の弾性体の軸方向の他端 部を支持する支持手段と、

前記中心軸と同軸状の第3の嵌合部を有し、前記カバー部を軸方向に押圧して 15 前記第2の弾性体に軸方向の予圧縮を付与する押圧手段とを備え、

前記第2の嵌合部と前記第3の嵌合部は、軸方向に相互に圧入されて同軸状に 嵌合するとともに、前記第2の嵌合部および前記第3の嵌合部のうち内側の嵌合 部が前記第1の嵌合部に軸方向に圧入されて同軸状に嵌合することを特徴とする アイソレーション・ダンパプーリ。

20

- 4. 請求項3記載のアイソレーション・ダンパプーリにおいて、前記第1の嵌合部、前記第2の嵌合部および前記第3の嵌合部は、円筒状であることを特徴とするアイソレーション・ダンパプーリ。
- 25 5.請求項3記載のアイソレーション・ダンパプーリにおいて、前記第3の嵌合 部の外周面が前記第2の嵌合部の内周面に嵌合し、前記第3の嵌合部の内周面が 前記第1の嵌合部の外周面に嵌合することを特徴とするアイソレーション・ダン パプーリ。

 エンジンのクランクシャフトに装着されるアイソレーション・ダンパプー リであって、

前記クランクシャフトへの取付孔を有するハブと、当該ハブに前記貫通孔の中 心軸と同軸状に設けられた第1の嵌合部と、前記ハブに設けられた外側円筒部に 第1の弾性体を介して装着される環状質量体とを備えるダンパ手段と、

5

15

20

25

外周部にプーリ溝が形成され前記環状質量体の外側に配置される円筒部と、当該円筒部の軸方向一端部から中心方向に延出し第2の弾性体の軸方向の一端部を 支持するカバー部とを備えるプーリ手段と、

前記中心軸と同軸状の第2の嵌合部を有し、前記第2の弾性体の軸方向の他端 10 部を支持する支持手段と、

前記中心軸と同軸状の第3の嵌合部を有し、前記カバー部を軸方向に押圧して 前記第2の弾性体に軸方向の予圧縮を付与する押圧手段とを備え、

前記第2の嵌合部と前記第3の嵌合部は、相互に嵌合することなく、前記第1 の嵌合部に軸方向に圧入されて前記第1の嵌合部に嵌合することを特徴とするア イソレーション・ダンパプーリ。

7. エンジンのクランクシャフトに装着されるアイソレーション・ダンパプー リの製造方法であって、

前記クランクシャフトへの取付孔を有するハブと、当該ハブに前記取付孔の中 心軸と同軸状に設けられた第1の嵌合部と、前記ハブに設けられた外側円筒部に 第1の弾性体を介して装着される環状質量体とを備えるダンパ手段を準備する工 程と、

外周部にプーリ溝が形成され前記環状質量体の外側に配置されるプーリ部と、 当該プーリ部の軸方向一端部から中心方向に延出し第2の弾性体の軸方向の一端 部を支持するカバー部と、前記第1の嵌合部と同軸状の第2の嵌合部が設けられ 前記第2の弾性体の軸方向の他端部を支持する支持手段とを有するアイソレーションプーリ手段を準備する工程と、

前記カバー部に対向する押圧部と前記中心軸と同軸状の第3の嵌合部を有する 押圧手段の当該第3の嵌合部を前記第2の嵌合部に軸方向に圧入し、前記支持手

段と前記押圧手段とで前記第2の弾性体に軸方向に所定の予圧縮を付与した状態で前記第2の嵌合部と前記第3の嵌合部とを同軸状に嵌合する工程と、

前記第2の嵌合部と前記第3の嵌合部のうち内側の嵌合部を前記第1の嵌合部に軸方向に圧入し、前記ダンパ手段の端面と前記プーリ溝との軸方向の離間長が所定長となった位置に、前記内側の嵌合部を前記第1の嵌合部に同軸状に嵌合する工程とを有することを特徴とするアイソレーション・ダンパプーリの製造方法

5

25

8. エンジンのクランクシャフトに装着されるアイソレーション・ダンパプー 10 リの製造方法であって、

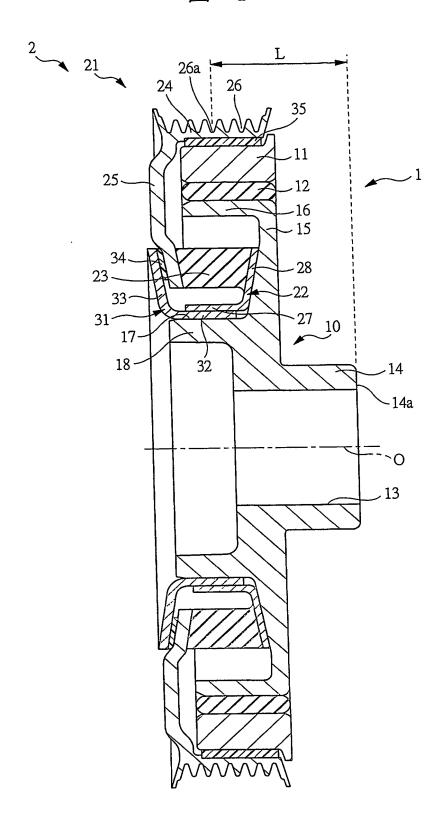
前記クランクシャフトへの取付孔を有するハブと、当該ハブに前記取付孔の中 心軸と同軸状に設けられた第1の嵌合部と、前記ハブに設けられた外側円筒部に 第1の弾性体を介して装着される環状質量体とを備えるダンパ手段を準備する工 程と、

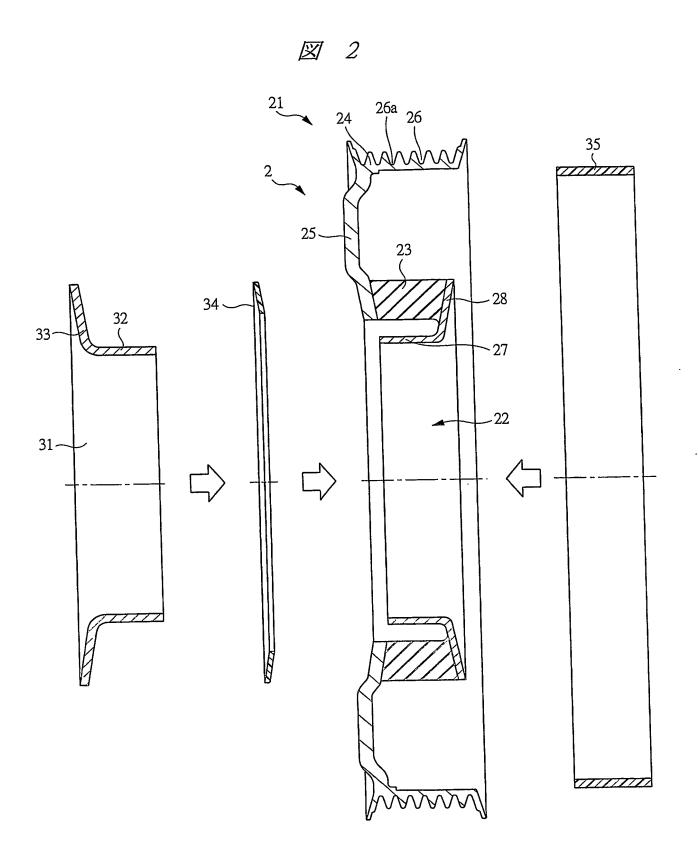
15 外周部にプーリ溝が形成され前記環状質量体の外側に配置されるプーリ部と、 当該プーリ部の軸方向一端部から中心方向に延出し第2の弾性体の軸方向の一端 部を支持するカバー部と、前記第1の嵌合部と同軸状の第2の嵌合部が設けられ 前記第2の弾性体の軸方向の他端部を支持する支持手段とを有するアイソレーションプーリ手段を準備する工程と、

20 前記第2の嵌合部を前記第1の嵌合部に軸方向に圧入し、前記第2の嵌合部を 前記第1の嵌合部に同軸状に嵌合する工程と、

前記カバー部に対向する押圧部と前記中心軸と同軸状の第3の嵌合部を有する 押圧手段を前記第1の嵌合部に軸方向に圧入し、前記支持手段と前記押圧手段と で前記第2の弾性体に軸方向に所定の予圧縮を付与するとともに、前記ダンバ手 段の端面と前記プーリ溝との軸方向の離間長が所定長となった位置に前記第3の 嵌合部を前記第1の嵌合部に同軸状に嵌合する工程とを有することを特徴とする アイソレーション・ダンパブーリの製造方法。

2 1





Ø 3

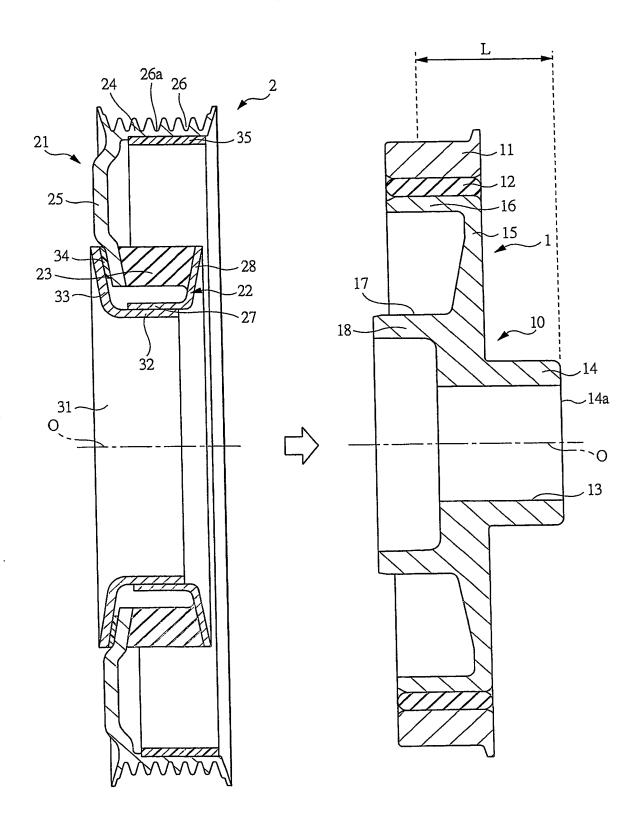
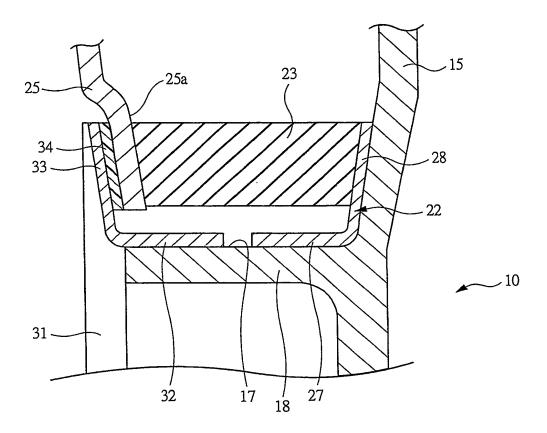
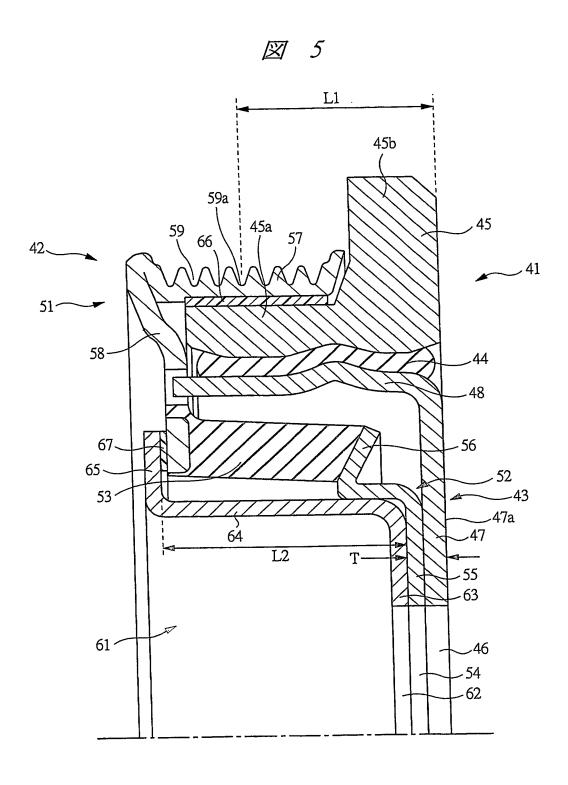


図 4





INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.

		P	CT/JP2004/010156			
	ATION OF SUBJECT MATTER F16H55/36, F16F15/126					
According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC						
	B. FIELDS SEARCHED					
Minimum docume Int.Cl ⁷	entation searched (classification system followed by class F16H55/32-55/56, 55/14, F16F15	sification symbols) 5/126				
Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched Jitsuyo Shinan Koho 1922-1996 Toroku Jitsuyo Shinan Koho 1994-2004 Kokai Jitsuyo Shinan Koho 1971-2004 Jitsuyo Shinan Toroku Koho 1996-2004						
Electronic data be	ase consulted during the international search (name of da	ta base and, where practical	ole, search terms used)			
C. DOCUMEN	TS CONSIDERED TO BE RELEVANT					
Category*	Citation of document, with indication, where app		sages Relevant to claim No.			
A .	JP 7-229538 A (NOK Megurasute Kaisha), 29 August, 1995 (29.08.95), Par. No. [0010]; Fig. 1 (Family: none)	ikku Kabushiki	1-8			
A	Microfilm of the specification annexed to the request of Japa Model Application No. 11600/19 No. 116253/1989) (Mazda Motor Corp.), 04 August, 1989 (04.08.89), Page 10, line 14 to page 11, (Family: none)	1-8				
X Further do	ocuments are listed in the continuation of Box C.	See patent family ar	nnex.			
* Special categories of cited documents: "A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance "E" earlier application or patent but published on or after the international filing date "L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified) "O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed		"T" later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention "X" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone "Y" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art "&" document member of the same patent family				
Date of the actual completion of the international search 07 October, 2004 (07.10.04)			ernational search report , 2004 (22.11.04)			
Japane	ng address of the ISA/ ese Patent Office	Authorized officer				
Facsimile No. Telephone No. Form PCT/ISA/210 (second sheet) (January 2004)						

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.
PCT/JP2004/010156

	<u>·</u>	PCT/JP2	2004/010156
C (Continuation)	DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT		
Category*	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relev	ant passages	Relevant to claim No.
P,A	JP 2004-162768 A (NOK Corp.), 10 June, 2004 (10.06.04), Full text; Figs. 1 to 5 (Family: none)		1-8
TIM POTTAGE A	0 (continuation of second sheet) (January 2004)		

	する分野の分類(国際特許分類(IPC)) F16H55/36, F16F15/126				
	でった分野 水小限資料(国際特許分類(IPC)) F16H55/32-55/56,55/1/	4, F16F15/126			
日本国実用新 日本国公開実 日本国登録実 日本国実用新	-の資料で調査を行った分野に含まれるもの 案公報 1922-1996年 用新案公報 1971-2004年 用新案公報 1994-2004年 案登録公報 1996-2004年				
国際調査で使用した電子データベース (データベースの名称、調査に使用した用語)					
C. 関連する	5と認められる文献		関連する		
カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連すると	きは、その関連する箇所の表示	請求の範囲の番号		
A .	JP 7-229538 A (エヌ・オー・ケー・メグラスティ 1995.08.29,段落番号 (ファミリーなし)		1-8		
A .	日本国実用新案登録出願63-116 出願公開1-116253号)のマイ (マツダ株式会社),1989.0 一第11頁第8行,第5図 (ファ	プロフィルム) 8. 0 4, 第10頁第14行	1-8		
区 C欄の続き	きにも文献が列挙されている。	□ パテントファミリーに関する別	紙を参照。		
* 引用文献のカテゴリー 「A」特に関連のある文献ではなく、一般的技術水準を示すもの 「E」国際出願目前の出願または特許であるが、国際出願日 以後に公表されたもの 「L」優先権主張に疑義を提起する文献又は他の文献の発行日若しくは他の特別な理由を確立するために引用する文献(理由を付す) 「O」口頭による開示、使用、展示等に言及する文献 「P」国際出願目前で、かつ優先権の主張の基礎となる出願 「&」同一パテントファミリー文献					
国際調査を完	了した日 07.10.2004	国際調査報告の発送日 22.11.2	004		
日本	の名称及びあて先 国特許庁(ISA/JP) 郵便番号100-8915 都千代田区霞が関三丁目4番3号	特許庁審査官(権限のある職員) 平瀬 知明 電話番号 03-3581-1101	3 J 3120 内線 3328		

国際出願番号 PCT/JP2004/010156

- (4++)	四次川原伊方 FC1/JF20		
C (続き). 引用文献の	関連すると認められる文献・関連する		
カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連するときは、その関連する箇所の表示	関連 9 の 請求の範囲の番号	
PA	JP 2004-162768 A (NOK株式会社) 2004.06.10,全文,図1-5 (ファミリーなし)	1-8	
,			
		·	
	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		

This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

☐ OTHER: _____

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.